

**This Page Is Inserted by IFW Operations
and is not a part of the Official Record**

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

**As rescanning documents *will not* correct images,
please do not report the images to the
Image Problem Mailbox.**



(19)

(11) Publication number:

1

Generated Document.

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(21) Application number: **10077206**(51) Intl. Cl.: **F02M 39/00 F02M 39/02 F0**(22) Application date: **25.03.98**

(30) Priority:

(43) Date of application
publication: **05.10.99**(84) Designated contracting
states:(71) Applicant: **SANSHIN IND CO LTD**(72) Inventor: **KATO MASAHIKO**

(74) Representative:

(54) CYLINDER FUEL INJECTION TYPE ENGINE

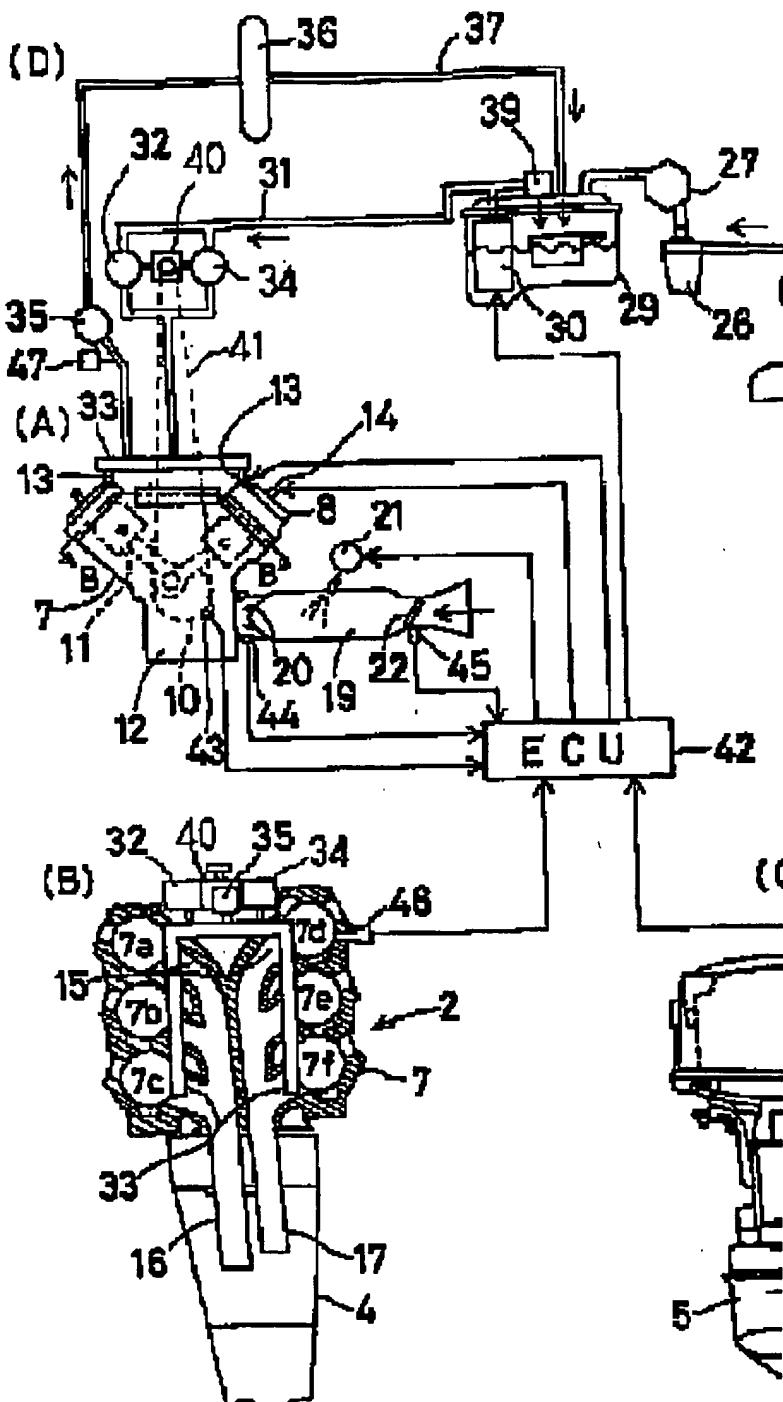
(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To simplify the mounting structure of a plurality of high pressure fuel pumps in an engine where a crankshaft is longitudinally mounted, by mounting a plurality of high pressure fuel pumps driven by a pump driving unit which is driven by an engine, and comprising a high pressure adjustment valve and a fuel supply rail on the discharging side.

SOLUTION: In a cylinder injection V-type six-cylinder two-cycle engine where a crankshaft 10 is longitudinally mounted, of an outboard motor 1, a pump driving unit 40 connected to the crankshaft 10 is mounted, and two high pressure fuel pumps 32, 34 are driven by this pump driving unit 40. The fuel in a vapour separator tank 29 is preloaded by a fuel suction booster pump 30 mounted inside of the tank 29, and then pressed by the high pressure fuel

pumps 32, 34. The pressured high pressure fuel returns the excess fuel over the set pressure to the vapour separator tank 29 by a pressure adjustment valve 35, so that only the desired amount of high pressure fuel is supplied to a fuel supply rail 33 to supply the same to the fuel injection valves 13 loaded on the cylinders 7a-7f.

COPYRIGHT: (C)1999,JPO



(19) 日本国特許庁 (J P)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平11-270426

(43) 公開日 平成11年(1999)10月5日

(51) Int.Cl.
F 02 M 39/00
39/02
55/02 350

P I
F O 2 M 39/00 Z
39/02 C
55/02 3 5 0 H

審査請求 未請求 請求項の数 7 OL (全 8 頁)

(21) 出願番号 特願平10-77206

(71) 出願人 000178213

三得工業株式会社

静岡県浜松市新橋町1400番地

(22)出願日 平成10年(1998)3月25日

(2) 痘痘者 加薄荷 珊瑚

加藤 邦彦
吉田伸也著
株式会社岩波書店

前苏联及蒙古国的小麦管理

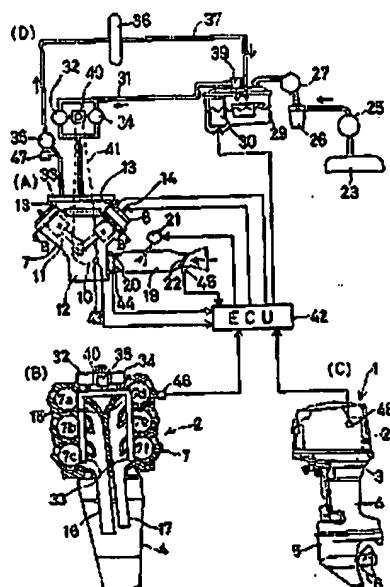
卷之三

(54) 【発明の名称】 筒内燃料噴射式エンジン

(57) {要約}

【課題】複数の高圧燃料ポンプを含む高圧燃料噴射ユニットを簡単な配設する。

【解決手段】クランク軸10が縱方向に配設されたエンジン2において、クランク軸の回転により駆動されるポンプ駆動ユニット40と、該ポンプ駆動ユニットにより駆動される複数の高圧燃料ポンプ32、34と、該高圧燃料ポンプの吐出側に配設される高圧圧力調整弁35と、前記高圧燃料ポンプの燃料を燃射噴射弁13に供給する燃料供給レール33とを備えた構成。



(2)

特開平11-270426

1

【特許請求の範囲】

【請求項1】クランク軸が縦方向に配設されたエンジンにおいて、クランク軸の回転により駆動されるポンプ駆動ユニットと、該ポンプ駆動ユニットにより駆動される複数の高圧燃料ポンプと、該高圧燃料ポンプの吐出側に配設される高圧圧力調整弁と、前記高圧燃料ポンプの燃料を燃料噴射弁に供給する燃料供給レールとを備えたことを特徴とする筒内燃料噴射式エンジン。

【請求項2】前記ポンプ駆動ユニットがエンジンの中央部に配置され、ポンプ駆動ユニットの両側に高圧燃料ポンプが配置されていることを特徴とする請求項1記載の筒内燃料噴射式エンジン。.

【請求項3】前記ポンプ駆動ユニットの回動軸にはカムが配設され、前記カムにより両側の高圧燃料ポンプのブランジャを交互に押圧することを特徴とする請求項2記載の筒内燃料噴射式エンジン。

【請求項4】前記エンジンは複数の気筒をVバンクをなすように2列に配設しており、前記燃料供給レールは、各列のシリンダヘッドに固定された垂直レールと、該垂直レールの上端に接続された水平レールとからなり、前記高圧燃料ポンプの吐出側及び高圧圧力調整弁を前記水平レールに接続したことを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載の筒内燃料噴射式エンジン。

【請求項5】前記エンジンは複数の気筒をVバンクをなすように2列に配設しており、前記燃料供給レールは、各列のシリンダヘッドに固定された垂直レールを有し、前記高圧燃料ポンプの吐出側及び高圧圧力調整弁を前記垂直レールに接続したことを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載の筒内燃料噴射式エンジン。

【請求項6】前記エンジンが2サイクルエンジンであることを特徴とする請求項1ないし5のいずれかに記載の筒内燃料噴射式エンジン。

【請求項7】前記エンジンが4サイクルエンジンであることを特徴とする請求項1ないし5のいずれかに記載の筒内燃料噴射式エンジン。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は、クランク軸が縦方向に配設されたエンジンにおいて、高圧燃料を筒内に噴射する技術分野に属する。

【0002】

【従来の技術】2サイクルエンジンにおいては、帰気ポートと排気ポートが同時に通するタイミングがあるためHC等の未燃ガスが排気されやすく、また、低速、低負荷で残留ガスが多いため失火を起こし未燃ガスが排気されやすい。そこで、排気ポートが閉じた後、高圧燃料を筒内に直接噴射することにより燃素を森化して燃焼を改善させると共に、低速、低負荷では新気を多く供給するようにして失火を防ぐことにより未燃ガスの排出を減らす方式が知られている。前述した高圧燃料を筒内に

2

直接噴射しようとする場合、燃料供給系に高圧燃料ポンプを設けることが必要になる。従来、4サイクルエンジンにおいては、曲軸機構のカムシャフトの回転を利用して高圧燃料ポンプを駆動させている。

【0003】

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、2サイクルエンジンにおいては、4サイクルエンジンのように動弁機構のカムシャフトがなく、既存の部品を利用していかに高圧燃料ポンプを駆動させるかが課題となっている。また、自動車用の高圧燃料ポンプを採用するようにした場合、高圧燃料ポンプは、水平方向に配設されたクランク軸或はカムシャフトにより駆動され、そのため高圧燃料ポンプは、ブランジャ軸が水平方向に配設されることを前提として、エア抜き、潤滑および駆動機構が設計されているので、これを船外機のようにクランク軸或はカムシャフトが縦方向に配設されたエンジンに適用する場合には、特別の対策、工夫が必要である。

【0004】さらに、一般に2サイクルエンジンのように4サイクルエンジンに比べて、低中速域、高負荷域での出力が大きいエンジンでは燃料消費量が多くなり、エンジンの排気量、比出力の増大に伴い燃料の要求流量が増加した場合の対応としては、高圧燃料ポンプの吐出量を増大させることも考えられるが、コスト、部品の信頼性、入手性等の面からみると、既存のポンプを複数搭載して吐出量を増大させる対応が実現性が高い。この場合、複数のポンプの簡素な構成構造や効率的な駆動機構をいかにして実現するかが重要な課題となる。

【0005】本発明は、上記従来の問題、課題を解決するものであって、クランク軸が縦方向に配設されたエンジンにおいて、複数の高圧燃料ポンプの簡素な構成構造や効率的な駆動機構を達成することができる筒内燃料噴射式エンジンを提供することを目的とする。

【0006】

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために請求項1記載の発明は、クランク軸10が縦方向に配設されたエンジン2において、クランク軸の回転により駆動されるポンプ駆動ユニット40と、該ポンプ駆動ユニットにより駆動される複数の高圧燃料ポンプ32、33と、該高圧燃料ポンプの吐出側に配設される高圧圧力調整弁35と、前記高圧燃料ポンプの燃料を燃料噴射弁31に供給する燃料供給レール33とを備えたことを特徴とし、請求項2記載の発明は、請求項1において、前記ポンプ駆動ユニット40がエンジン2の中央部に配置され、ポンプ駆動ユニットの両側に高圧燃料ポンプ32、33、34が配置されていることを特徴とし、請求項3記載の発明は、請求項2において、前記ポンプ駆動ユニット40の回動軸51にはカム40aが配設され、前記カムにより両側の高圧燃料ポンプのブランジャ32a、33a、34aを交互に押圧することを特徴とし、請求項4記載の発明は、請求項1～3において、前記エンジンは複数の

(3)

特開平11-270426

3

気筒をVバンクをなすように2列に配設しており、前記燃料供給レール33は、各列のシリンダヘッド8に固定された直列レール33bと、該直列レールの上端に接続された水平レール33aとかなりなり、前記高圧燃料ポンプ32、34の吐出側及び高圧圧力調整弁35を前記水平レール33aに接続したことを特徴とし、請求項5記載の発明は、請求項1～3において、前記エンジンは複数の気筒をVバンクをなすように2列に配設しており、前記燃料供給レール33は、各列のシリンダヘッドに固定された直列レール33bを有し、前記高圧燃料ポンプ32、34の吐出側及び高圧圧力調整弁35をそれぞれ前記直列レール33bに接続したことを特徴とし、請求項6記載の発明は、請求項1～5において、前記エンジンが2サイクルエンジンであることを特徴とし、請求項7記載の発明は、請求項1～5において、前記エンジンが4サイクルエンジンであることを特徴とする。なお、上記構成に付加した番号は、本発明の理解を容易にするために図面と対比させるもので、これにより本発明が何ら限定されるものではない。

【0007】

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を図面を参照しつつ説明する。図1は、本発明の筒内噴射式エンジンの1実施形態を示す船外機の模式図であり、図(A)はエンジンの平面図、図(B)は図(A)のB-B線上に沿う横断面図、図(C)は船外機の側面図、図(D)は燃料供給系の構成図である。

【0008】図1において、1は船外機であり、クラランク軸10が縦置状態で搭載されるエンジン2と、エンジン2の下端面に接続されエンジン2を支持するガイドエキゾースト部3と、ガイドエキゾースト部3の下端面に接続されるアッパケース4、ロアケース5及びプロペラ6からなる。上記エンジン2は、筒内噴射式V型6気筒2サイクルエンジンであり、6つの気筒7a～7fが平面視でVバンクをなすよう機置き状態で且つ機方向に2列に配設されたシリンダボディ7に、シリンダヘッド8が追跡、固定されている。

【0009】上記気筒7a～7f内には、ピストン11が摺動自在に嵌合配置され、各ピストン11はクラランク軸10に連絡されている。シリンダヘッド8には、磁力を開閉作動されるソレノイド開閉式の燃料噴射弁13及び点火プラグ14が導入配置されている。気筒7a～7fは、それぞれ排気ポート(図示せず)によりクラランク室12に連通され、また、気筒7a～7fには排気ポート15が接続されている。図1(B)の左バンクの排気ポート15は左集合排気通路16に、右バンクの排気ポート15は右集合排気通路17に合流されている。エンジン2のクラランク室12には、吸気マニホールドから分岐する吸気通路19が接続されており、該吸気通路19のクラランク室12への接続部には、逆流防止用のリード弁20が配設され、また、リード弁20の上流側には、

10

4

エンジン内にオイルを供給するためのオイルポンプ21と、吸気量を調節するためのスロットル弁22が配設されている。

10

【0010】図1(D)に示すように、船体側に設置されている燃料タンク23内の燃料は、手動式の第1の低圧燃料ポンプ25によりフィルタ26を経て船外機側の第2の低圧燃料ポンプ27に送られる。この第2の低圧燃料ポンプ27は、エンジン2のクラランク室12のバルス圧により駆動されるダイヤフラム式ポンプであり、燃料を気液分離装置であるベーパーセバレータタンク29に送る。ベーパーセバレータタンク29内には、電動モータにより駆動される燃料予圧ポンプ30が配設されており、燃料を加圧し予圧配管31を経て並列に配設された2つの高圧燃料ポンプ32、34に送る。高圧燃料ポンプ32、34の吐出側は、各気筒7a～7fに沿って縦方向に配設された燃料供給レール33に接続されるとともに、高圧圧力調整弁35および燃料冷却器36、戻り配管37を介してベーパーセバレータタンク29に接続されている。また、予圧配管31とベーパーセバレータンク29間に予圧圧力調整弁39が設けられている。

20

【0011】高圧燃料ポンプ32、34は、ポンプ駆動ユニット40により駆動される。このポンプ駆動ユニット40はベルト41を介してクラランク軸10に追結されている。ベーパーセバレータタンク29内の燃料は、燃料予圧ポンプ30により例えば3～10kg/cm²程度に予圧され、加圧された燃料は、高圧燃料ポンプ32、34により50～100kg/cm²程度若しくはそれ以上に加圧され、加圧された高圧燃料は、圧力調整弁35にて設定圧を越える余剰燃料がベーパーセバレータンク29に戻され、必要な高圧燃料分のみを燃料供給レール33に供給し、各気筒7a～7fに装着した燃料噴射弁13に供給するようにしている。

30

【0012】ECU(電子制御装置)42には、エンジン2の駆動状態、船外機1や船の状態を示す各種センサからの検出信号が入力される。例えば、クラランク軸10の回転角(回転数)を検出するエンジン回転数センサ43、吸気通路19内の温度を検出する吸気温センサ44、スロットル弁22の開度を検出するスロットル開度センサ45、最上段の気筒7d内の空燃比を検出するに空燃比センサ46、高圧燃料配管内の圧力を検出する燃料圧力センサ47、エンジンの冷却水温度を検出する冷却水温センサ48等が設けられている。ECU42は、これら各センサの検出信号を制御マップに基づき演算処理し、制御信号を燃料噴射弁13、点火プラグ14、オイルポンプ21、予圧燃料ポンプ30に伝送する。

40

【0013】図2は、図1のエンジン2の平面図である。なお、図1と同一の構成には同一番号を付けて説明を省略する。クラランク軸10には駆動ブーリ50が設けられ、また、ポンプ駆動ユニット40の回動軸51には

50

(4)

特開平11-270426

5

被駆動ブーリ52が設けられ、駆動ブーリ50と被駆動ブーリ52にはベルト41が張設されている。ポンプ駆動ユニット40の両側には2つの高圧燃料ポンプ32、34が取り付けられ、クランク軸10の回転がベルト41を介して回転軸51に伝達され、2つの高圧燃料ポンプ32、34を駆動するようしている。

【0014】シリンドラボディ7には取付用ステー53が固定され、ポンプ駆動ユニット40は、取付用ステー53及びシリンドラボディ7に3本のボルト54、55、56により取り付けられている。また、燃料供給レール33は、水平レール33aと水平レール33aの両側に接続された垂直レール33bを有し、垂直レール33bに燃料噴射弁13が接着されている。また、高圧燃料ポンプ32、34は燃料供給ユニット60を有し、燃料出口管60aが燃料供給レール33の水平レール33aに接続されている。なお、図中、1aはエンジン2を覆うカウリング、57はスタートモータ、58はアンシエンブーリ、59はサイレンサである。

【0015】図3は、図2のY方向から見た一部断面図である。図3には、図2で説明したように、ポンプ駆動ユニット40が取付用ステー53を介してボルト54により取り付けられている状態が示されている。ポンプ駆動ユニット40の回転軸51にはカム40aが固定され、カム40aが高圧燃料ポンプ32、34のプランジャー32a、34aを押圧することにより高圧燃料を発生するように構成されている。

【0016】高圧燃料ポンプ32、34は4本のボルト61によりポンプ駆動ユニット40に取り付けられている。このボルト結合は、ポンプ駆動ユニット40側のボルト孔をボルト61の径より若干大きくして、高圧燃料ポンプ32、34とポンプ駆動ユニット40の取付時ににおいて両者の間に若干の遊動を可能にしている。

【0017】エンジン2は複数の気筒7a～7fをVバンクをなすように2列に配設しており、燃料供給レール33は、各列のシリンドラヘッド8に固定された垂直レール33bと、垂直レール33bの上端に接続された水平レール33aとからなり、水平レール33aと垂直レール33bは、ボルト62により連結されている。水平レール33a及び垂直レール33bの内部には燃料通路63が形成され、両者の接続部にはOリング64でシールされたコネクタ65が配設されている。燃料噴射弁13はボルト67により垂直レール33bに固定され、また、2本の垂直レール33bは、それぞれボルト68によりシリンドラヘッド8に固定されている。燃料噴射弁13のボルト67の位置は燃料噴射弁13に近接させるようしている。

【0018】燃料供給ユニット60は、燃料出口管60a、燃料入口管60b、オーバーフロー管60cを一体化したユニットを構成しており、燃料出口管60aは、Oリング69でシールされたコネクタ70により水平レ

6

ール33aの燃料通路63に接続されている。なお、オーバーフロー管60cはベーパーセバレータタンク29に接続されている。また、高圧圧力調整弁35は、高圧燃料ポンプ32、34の中間に配設され、ボルト68(図6)によりポンプ駆動ユニット40に固定され、Oリング71でシールされたコネクタ72により水平レール33aの燃料通路63に接続されている。

【0019】図4は図3のカムの形状を示す平面図、図5はポンプの吐出脈動を説明するための図である。図4に示すように、カム40aの形状は、5個の山p～tが中心に対して非対称に形成されており、これにより、高圧燃料ポンプ32、34のプランジャー32a、34aを交互に押圧することにより、複数のポンプによる吐出脈動を最小限に抑えるようしている。なお、回転軸51にカムを2個設けてプランジャー32a、34aを交互に(位相をずらして)押圧するようにしてもよい。カム40aの山を対称とした場合には、各ポンプの燃圧波形は図5(A)のようになり、2つのポンプの合成波形は図5(B)に示すように吐出脈動が大きくなるが、カム40aの山を非対称とした場合には、各ポンプの燃圧波形は図5(C)のようになり、2つのポンプの合成波形は図5(D)に示すように、吐出脈動を最小限に抑えることができる。

【0020】図6は、図3でポンプ34を取り外してX方向から見た一部断面図である。図5には、前述した取付用ステー53によるポンプ駆動ユニット40の取付構造と、燃料供給レール33及び燃料噴射弁13の取付構造の詳細が示されている。取付用ステー53は、シリンドラボディ7に形成された2つのボス73にボルト74により固定されている。ポンプ駆動ユニット40は、取付用ステー53にボルト54、55により取り付けられ、さらに、ボルト58によりシリンドラボディ7のボス82(図7)に固定され、ポンプ駆動ユニット40及び高圧燃料ポンプ32はシリンドラボディ7に3点支持で固定されることになる。このように取付用ステー53を用いることにより、ポンプ駆動ユニット40及び高圧燃料ポンプ32をシリンドラボディ7のVバンク間にオーバーハングするよう接続することが可能となる。

【0021】燃料供給レール33の垂直レール33bは、ボルト66によりシリンドラヘッド8に形成されたボス75に固定され、また、燃料噴射弁13に形成されたフランジ13aと垂直レール33b間には馬蹄形のスペーサ76が配設され、このスペーサ76と垂直レール33bをボルト67により固定することにより、燃料噴射弁13を垂直レール33bに固定している。燃料噴射弁13の燃料通路63側にはOリング78が配設され、また、シリンドラヘッド8の軸穴81の燃焼室79側には、皿バネからなる弾性金属シール材80が配設されている。シリンドラヘッド8の軸穴81は、燃料噴射弁13の外径より若干大きくされ、燃料噴射弁13の取付時にお

(5)

特開平11-270426

7

いて両者の間に若干の遊びを可能にしている。

【0022】図7は、図2、図3及び図6の分解組立斜視図を示し、ポンプ駆動ユニット40、高圧燃料ポンプ32、34、高圧圧力調整弁35、燃料供給レール33及び燃料噴射弁13は、本発明に係わる高圧燃料噴射ユニット90を示している。この高圧燃料噴射ユニット90のエンジン2への取付方法を図7をも参照しつつ説明する。

【0023】先ず、シリンダボディ7にボルト74により取付用スチーブンソンを固定しておく。次に、燃料供給レール33の水平レール33aと垂直レール33bを連結し、垂直レール33bに燃料噴射弁13を装着し、さらに、ポンプ駆動ユニット40、高圧燃料ポンプ32、34及び高圧圧力調整弁35を装着し、燃料給油ユニット60の燃料出口管60aと高圧圧力調整弁35をそれぞれコネクタ70、72により水平レール33aに接続する。このようにして高圧燃料噴射ユニット90を組み立てた後、燃料噴射弁13をシリンダヘッド8の軸穴81に挿入し、垂直レール33bをボルト67によりシリンダヘッド8に仮止めした後、ポンプ駆動ユニット40をシリンダボディ7及び取付用スチーブンソン上に載せてボルト54、55、56によりシリンダボディ7に仮止めする。

【0024】そして、ポンプ駆動ユニット40と高圧燃料ポンプ32、34のボルト61とボルト穴間の遊びと、燃料噴射弁13とシリンダヘッド8の軸穴81間の遊びにより、高圧燃料噴射ユニットの各部材の公差を調整しながらボルト61、67を本締めする。このときボルト67の本締めによりノズル13bの外周に配設された弾性金属シール材80が押圧収縮され、これにより燃料噴射弁13を燃焼圧力に対抗させると共に燃焼ガスが軸穴81から漏洩するのを防止している。

【0025】以上の取付構造により、高圧燃料噴射ユニットを一体化してその剛性を高めるとともに、ユニットのエンジンへの組み付けに際して集積公差を吸収可能にして組立性を向上させることができる。また、高圧燃料ポンプ及び高圧圧力調整弁と燃料供給レールの接続を簡単に行うことができるとともに、従来のフレキシブル配管や金属パイプ配管の強度的問題を解消することができる。特に振動の大きい船外機等では有効である。

【0026】次に、図8により本発明の他の実施形態について説明する。上記実施形態においては、燃料供給レール33を水平レール33aと垂直レール33bとし、2つの高圧燃料ポンプ32、34の高圧燃料を水平レール33aに供給するようしているが、本実施形態においては水平レール33aを無くして各パンクの垂直レール33bのみとし、2つの高圧燃料ポンプ32、34の高圧燃料をそれぞれ各パンクの垂直レール33bに供給するようしている。この場合、各高圧燃料ポンプ32、34の吐出側にそれぞれ高圧燃料調整弁35を設け

10

8

ることにより、2つの垂直レール33b内の燃料脈動が互いに影響しないので、さらに吐出脈動を低減させることができる。

【0027】図9は、本発明の他の実施形態を示す、4サイクルエンジンに適用した船外機の平面図である。本実施形態においても、ポンプ駆動ユニット40がエンジン2の中央部に配置され、ポンプ駆動ユニット40の両側に高圧燃料ポンプ32、34が配置されている。図中、7はシリンダボディ、8はシリンダヘッド、10はクランク軸、13は燃料噴射弁、19は吸気管、29はベーパーセバレータタンク、33は燃料供給レール、9は吸気弁、99はカムシャフトである。

【0028】以上、本発明の実施の形態について説明したが、本発明はこれに限定されるものではなく種々の変更が可能である。例えば、上記実施形態においては、船外機に適用した例について説明しているが、船体側にエンジンを設置するマリン用エンジンや、あるいは芝刈り機等の移動式エンジンや定置式エンジンにも適用可能である。

20
26
30

【0029】

【発明の効果】以上の説明から明らかなように、請求項1記載の発明によれば、クランク軸が横方向に配設されたエンジンに、複数の高圧燃料ポンプを含む高圧燃料噴射ユニットを簡単に配設することができ、請求項2、3記載の発明によれば、複数のポンプによる吐出脈動を最小限に抑えることができ、効率的に複数のポンプを駆動させることができ、請求項4記載の発明によれば、高圧圧力調整弁を垂直レールの下端に設けるものと比較して、配管構成をシンプルにするとともに、高圧燃料ポンプ及び高圧圧力調整弁と燃料供給レールの接続を簡単に行うことができ、請求項5記載の発明によれば、左右パンクを接続する水平レールがなくなり、配管構成をシンプルにするとともに、別パンクの燃料脈動が互いに影響しないので、複数のポンプによる吐出脈動を最小限に抑えることができ、請求項6記載の発明によれば、燃料消費量の多い2サイクルエンジンに適用して特に有効であり、請求項7記載の発明によれば、4サイクルエンジンに適用することもできる。

40

【図面の簡単な説明】
【図1】本発明の筒内燃料噴射式エンジンの1実施形態を示す船外機の模式図であり、図(A)はエンジンの平面図、図(B)は図(A)のB-B線に沿う縦断面図、図(C)は船外機の側面図、図(D)は燃料供給系の構成図である。

【図2】図1のエンジンの平面図である。

【図3】図2のY方向から見た一部断面図である。

【図4】図3のカムの形状を示す平面図である。

【図5】ポンプの吐出脈動を説明するための図である。

【図6】図3でポンプ34を取り外してX方向から見た一部断面図である。

50

(6)

特開平11-270426

10

9

【図7】図2、図3及び図6の分解組立斜視図である。

【図8】本発明の筒内燃料噴射式エンジンの他の実施形態を示す船外機の構造図である。

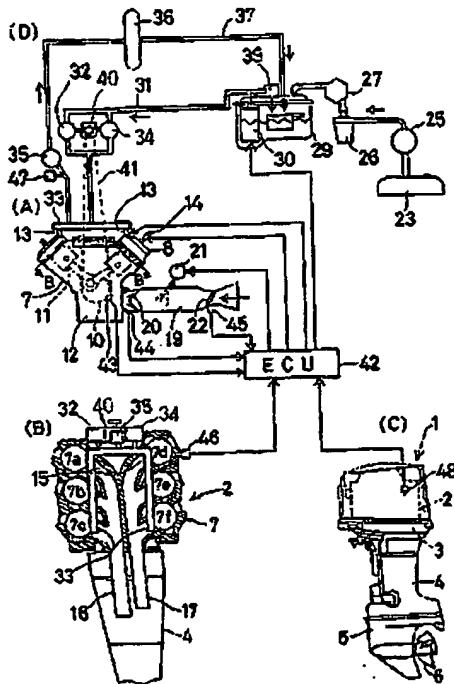
【図9】本発明の他の実施形態を示し、4サイクルエンジンに適用した船外機の平面図である。

【符号の説明】

- 8…シリンダヘッド
- 10…クランク軸

- * 13…燃料噴射弁
- 32、34…高圧燃料ポンプ
- 33…燃料供給レール、33a…水平レール、33b…垂直レール
- 35…高圧圧力調整弁
- 40…ポンプ駆動ユニット
- 40a…カム

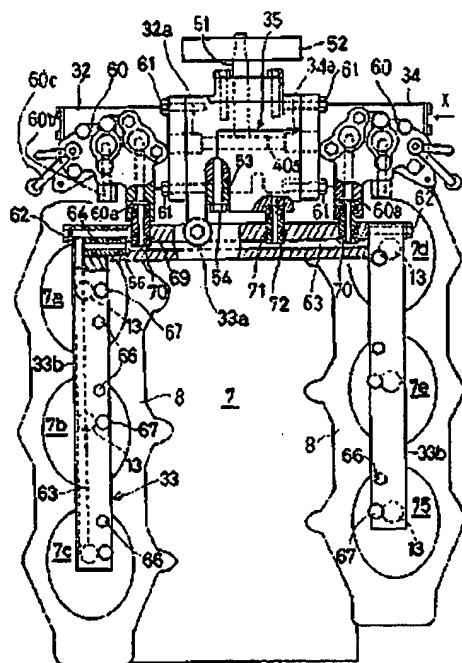
【図1】



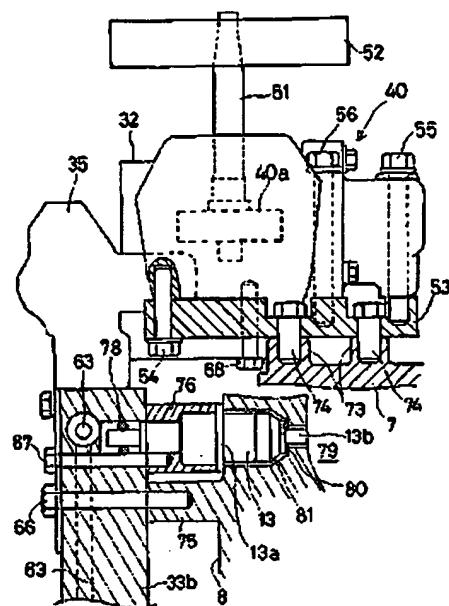
(?)

特開平11-270426

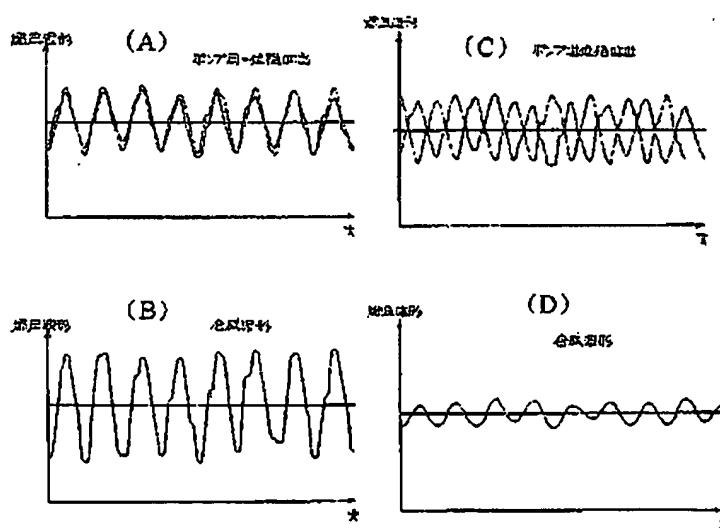
[図3]



[圖6]



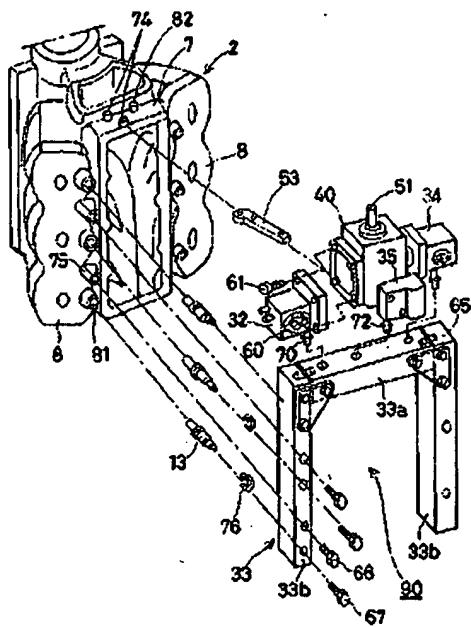
[图 5-1]



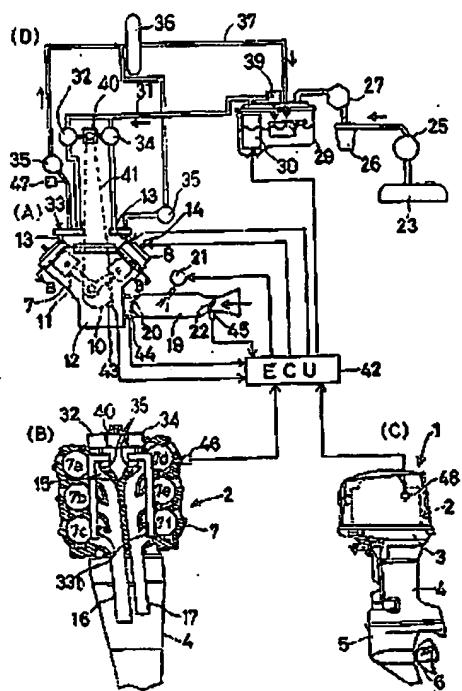
(8)

特開平11-270426

(图7)



[図8]



[图9]

